


**CONTROLLER FOR ELECTROMAGNETIC TYPE VARIABLE VALVE TIMING  
DEVICE**

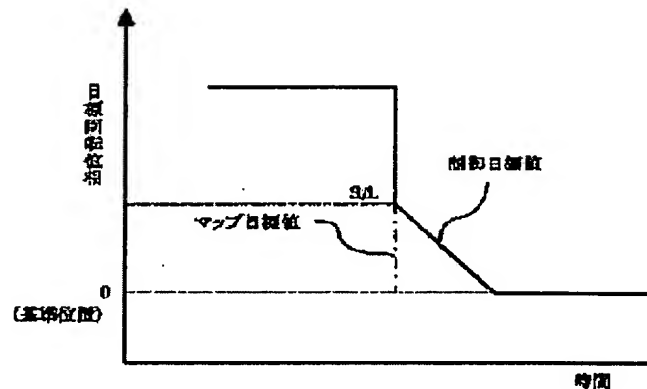
**Patent number:** JP2002161763  
**Publication date:** 2002-06-07  
**Inventor:** HOSOYA HAJIME; WATANABE SATORU  
**Applicant:** UNISIA JECS CORP  
**Classification:**  
- **International:** F02D13/02; F01L1/34; F01L13/00  
- **European:**  
**Application number:** JP20000357453 20001124  
**Priority number(s):**

Also published as:

 JP2002161763 (J)**Abstract of JP2002161763**

**PROBLEM TO BE SOLVED:** To provide the electromagnetic type variable valve timing device which advances a cam phase to a crank shaft through friction breaking force by an electromagnetic break against spring force energized to a lag side, wherein a hitting sound in returning to the stopper position is reduced.

**SOLUTION:** When a target rotation phase required according to the engine load and rotation speed is changed to the reference position (rotation phase = 0), the control target value is varied in a stepped form until the specified value S/L, but thereafter the control target value is gradually changed to the normal position with a uniform speed. By so doing, kinetic energy at the time when stopper hits, becomes small so as to reduce a hitting sound.



Data supplied from the **esp@cenet** database - Worldwide

**THIS PAGE BLANK (USPTO)**

(19) 日本国特許庁 (JP)

(12) 公開特許公報 (A)

(11) 特許出願公開番号

特開2002-161763

(P2002-161763A)

(43) 公開日 平成14年6月7日(2002.6.7)

(51) Int.Cl. <sup>7</sup>	識別記号	FI	テーマコード(参考)
F02D 13/02		F02D 13/02	G 3G018
F01L 1/34		F01L 1/34	C 3G092
13/00	301	13/00	301Y

審査請求 未請求 請求項の数9 OL (全 17 頁)

(21) 出願番号 特願2000-357453(P2000-357453)

(22) 出願日 平成12年11月24日(2000.11.24)

(71) 出願人 000167406

株式会社ユニシアジェックス  
神奈川県厚木市恩名1370番地

(72) 発明者 細谷 肇

神奈川県厚木市恩名1370番地 株式会社ユニシアジェックス内

(72) 発明者 渡邊 悟

神奈川県厚木市恩名1370番地 株式会社ユニシアジェックス内

(74) 代理人 100078330

弁理士 笹島 富二雄

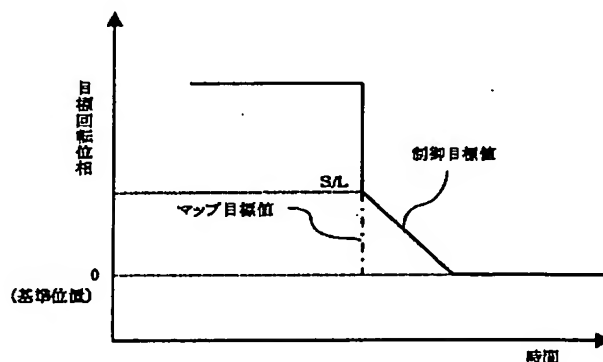
最終頁に続く

(54) 【発明の名称】 電磁式可変バルブタイミング装置の制御装置

(57) 【要約】

【課題】 電磁ブレーキによる摩擦制動力によって、遅角側に付勢するばね力に抗してクラシクシャフトに対するカムの位相を進角させる電磁式可変バルブタイミング装置において、ストップ位置に戻るときのストップの当たり音を小さくする。

【解決手段】 エンジン負荷・回転速度に応じて要求される目標の回転位相がストップで規定される基準位置（回転位相＝0）に切り換わると、所定値S/Lまでは制御目標値をステップ的に変化させるが、その後は、制御目標値を基準位置まで一定速度で徐々に変化させる。これにより、ストップが当たるときの運動エネルギーが小さくなり、当たり音が小さくなる。



## 【特許請求の範囲】

【請求項1】電磁ブレーキの摩擦制動によりクランクシャフトに対するカムシャフトの回転位相を進角変化させる構成であって、前記回転位相を遅角方向に付勢する弾性体と、前記遅角方向への回転位相の変化を規制するストッパとを備えた電磁式可変バルブタイミング装置において、

前記回転位相が、前記ストッパで規制される基準位置に向けて変化するときの速度を制限することを特徴とする電磁式可変バルブタイミング装置の制御装置。

【請求項2】電磁ブレーキの摩擦制動によりクランクシャフトに対するカムシャフトの回転位相を進角変化させる構成であって、前記回転位相を遅角方向に付勢する弾性体と、前記遅角方向への回転位相の変化を規制するストッパとを備えた電磁式可変バルブタイミング装置において、

前記ストッパで規制される基準位置に向けての目標回転位相の変化速度を制限することを特徴とする電磁式可変バルブタイミング装置の制御装置。

【請求項3】前記基準位置の回転位相が要求される運転条件に切り変わったときに、所定回転位相から基準位置までの間、目標回転位相を予め設定された速度で変化させることを特徴とする請求項2記載の電磁式可変バルブタイミング装置の制御装置。

【請求項4】電磁ブレーキの摩擦制動によりクランクシャフトに対するカムシャフトの回転位相を進角変化させる構成であって、前記回転位相を遅角方向に付勢する弾性体と、前記遅角方向への回転位相の変化を規制するストッパとを備えた電磁式可変バルブタイミング装置において、

目標回転位相が前記ストッパで規制される基準位置に切り換わったときに、前記電磁ブレーキの制御信号の変化を制限するよう構成したことを特徴とする電磁式可変バルブタイミング装置の制御装置。

【請求項5】目標回転位相が前記基準位置に切り換わった後、所定時間が経過してから、前記電磁ブレーキの制御信号の変化を制限するよう構成したことを特徴とする請求項4記載の電磁式可変バルブタイミング装置の制御装置。

【請求項6】目標回転位相が前記基準位置に切り換わった後、実際の回転位相が所定の回転位相になってから、前記電磁ブレーキの制御信号の変化を制限するよう構成したことを特徴とする請求項4記載の電磁式可変バルブタイミング装置の制御装置。

【請求項7】目標回転位相が前記基準位置に切り換わった後、前記電磁ブレーキの制御信号が基準位置相当値を含む所定領域内であるときに、前記電磁ブレーキの制御信号の変化を制限するよう構成したことを特徴とする請求項4記載の電磁式可変バルブタイミング装置の制御装置。

【請求項8】単位時間当たりの前記制御信号の変化量を所定値以下に制限することを特徴とする請求項4～7のいずれか1つに記載の電磁式可変バルブタイミング装置の制御装置。

【請求項9】単位実回転位相当たりの前記制御信号の変化量を所定値以下に制限することを特徴とする請求項4～7のいずれか1つに記載の電磁式可変バルブタイミング装置の制御装置。

## 【発明の詳細な説明】

## 【0001】

【発明の属する技術分野】本発明は、電磁式可変バルブタイミング装置の制御装置に関し、詳しくは、電磁ブレーキを用いてクランクシャフトに対するカムシャフトの回転位相を変化させる構成の電磁式可変バルブタイミング装置の制御装置に関する。

## 【0002】

【従来の技術】従来から、車両用エンジンにおいて、電磁ブレーキの摩擦制動によりクランクシャフトに対するカムシャフトの回転位相を進角変化させる構成のエンジンの電磁式可変バルブタイミング装置が知られている

(特開平10-153104号公報参照)。

【0003】前記電磁式可変バルブタイミング装置においては、回転位相を遅角方向に付勢するコイルばねを有すると共に、遅角方向への回転位相の変化を規制するストッパとを備え、前記コイルばねによる付勢力に抗する制動力を電磁ブレーキによって発生させることで、前記ストッパ位置(基準位置)から回転位相を進角変化させるようになっている。

## 【0004】

【発明が解決しようとする課題】ところで、回転位相を前記ストッパ位置に戻す場合には、電磁ブレーキを構成する電磁コイルに対する通電を遮断すれば良いが、このときストッパ位置にまでコイルばねの付勢力で戻するため運動エネルギーが大きく、ストッパが当たったときに大きな当たり音が発生し、これが車室内の乗員にまで伝播し、乗員に不快感を与えてしまう可能性があった。

【0005】本発明は上記問題点に鑑みなされたものであり、電磁式可変バルブタイミング装置において、ストッパで規制される基準位置にまで回転位相を戻すときに、大きな当たり音が発生することを回避できる制御装置を提供する

## 【0006】

【課題を解決するための手段】そのため請求項1記載の発明では、電磁ブレーキの摩擦制動によりクランクシャフトに対するカムシャフトの回転位相を進角変化させる構成であって、前記回転位相を遅角方向に付勢する弾性体と、前記遅角方向への回転位相の変化を規制するストッパとを備えた電磁式可変バルブタイミング装置において、回転位相が、ストッパで規制される基準位置に向けて変化するときの速度を制限する構成とした。

【0007】かかる構成によると、コイルばね等の弾性体の付勢力によって基準位置まで戻ろうとする回転位相の遅角方向への変化速度に制限を加えて遅らせることで、ストッパが当たるときの運動エネルギーを小さくする。請求項2記載の発明では、前記ストッパで規制される基準位置に向けての目標回転位相の変化速度を制限する構成とした。

【0008】かかる構成によると、運転条件が回転位相を基準位置することを要求する状態であっても、目標の回転位相を直ちに基準位置に切り替えるのではなく、徐々に基準位置にまで変化するように、目標回転位相が基準位置にまで遅角変化するときの変化速度を遅くし、該目標回転位相に応じて制御される実際の回転位相の基準位置への変化速度を遅らせる。

【0009】請求項3記載の発明では、前記基準位置の回転位相が要求される運転条件に切り変わったときに、所定回転位相から基準位置までの間、目標回転位相を予め設定された速度で変化させる構成とした。かかる構成によると、例えば所定回転位相よりも進角側を目標とする状態から、基準位置を目標とすることが要求される運転条件に切り換わると、前記所定回転位相までは制限なく変化させるが、その後、基準位置までは、予め設定された速度で徐々に目標を変化させる。

【0010】請求項4記載の発明では、目標回転位相がストッパで規制される基準位置に切り換わったときに、電磁ブレーキの制御信号の変化を制限する構成とした。かかる構成によると、目標回転位相がストッパで規制される基準位置に切り換わったときに、制御信号が急激に基準位置相当まで変化しないように制限を加え、基準位置相当まで徐々に変化させる。

【0011】請求項5記載の発明では、目標回転位相が基準位置に切り換わった後、所定時間が経過してから、電磁ブレーキの制御信号の変化を制限するよう構成した。かかる構成によると、目標回転位相が基準位置に切り換わってから所定時間が経過するまでは、制御信号の急激な変化を許容するが、所定時間が経過した後は、制御信号の変化速度に制限を加え、基準位置相当まで徐々に変化させる。

【0012】請求項6記載の発明では、目標回転位相が基準位置に切り換わった後、実際の回転位相が所定の回転位相になってから、電磁ブレーキの制御信号の変化を制限するよう構成した。かかる構成によると、目標回転位相が基準位置に切り換わってから、実際の回転位相が所定回転位相になるまでは、制御信号の急激な変化を許容するが、所定回転位相にまで変化した後は、制御信号の変化速度に制限を加え、基準位置相当まで徐々に変化させる。

【0013】請求項7記載の発明では、目標回転位相が前記基準位置に切り換わった後、前記電磁ブレーキの制御信号が基準位置相当値を含む所定領域内であるとき

に、前記電磁ブレーキの制御信号の変化を制限するよう構成した。かかる構成によると、目標回転位相が基準位置に切り換わってから、制御信号が基準位置を含む所定領域内になるまでは、制御信号の急激な変化を許容するが、所定領域内になると制御信号の変化速度に制限を加え、基準位置相当まで徐々に変化させる。

【0014】請求項8記載の発明では、単位時間当たりの制御信号の変化量を所定値以下に制限する構成とした。かかる構成によると、単位時間当たりの制御信号の変化量が所定値を超える設定がなされた場合、前記変化量を前記所定値に制限し、設定速度以下の変化速度で制御信号が基準位置相当まで変化するようにする。

【0015】請求項9記載の発明では、単位実回転位相当たりの前記制御信号の変化量を所定値以下に制限する構成とした。かかる構成によると、実際の回転位相が単位量だけ変化するときの制御信号の変化量が所定値を超える場合には、前記変化量を前記所定値に制限し、回転位相の急変をもたらす制御信号の急変を規制する。

【0016】

【発明の効果】請求項1記載の発明によると、回転位相がストッパで規制される基準位置に向けて変化するときの変化速度が制限されるので、ストッパが当たるときの速度を遅くでき、以って、ストッパが当たるときの運動エネルギーを小さくして、当たり音を小さくすることができるという効果がある。

【0017】請求項2記載の発明によると、基準位置に向かう目標回転位相の変化速度を遅くすることで、目標回転位相に基づいて制御される実際の回転位相が基準位置に向かう速度を遅くし、ストッパが当たるときの当たり音を小さくすることができるという効果がある。請求項3記載の発明によると、基準位置付近での目標回転位相の変化を遅くすることで、目標回転位相の変化が過剰に制限されることを回避しつつ、ストッパが当たるときの当たり音を小さくすることができるという効果がある。

【0018】請求項4記載の発明によると、目標回転位相が基準位置にまで急激に変化したとしても、電磁ブレーキの制御信号の変化を制限することで、実際の回転位相が基準位置に向かう速度を遅くでき、以って、ストッパが当たるときの運動エネルギーを小さくして、当たり音を小さくすることができるという効果がある。請求項5～7記載の発明によると、基準位置付近でのみ制御信号の変化に制限を加えるので、実際の回転位相の変化が過剰に制限されることを回避しつつ、ストッパが当たるときの当たり音を小さくすることができるという効果がある。

【0019】請求項8記載の発明によると、時間に対する制御信号の変化速度を制限することで、ストッパが当たるときの運動エネルギーを許容値以下に制限して、ストッパが当たるときの当たり音を小さくすることができ

るという効果がある。請求項9記載の発明によると、回転位相の変化に対する制御信号の変化速度を制限することで、ストッパが当たるときの運動エネルギーを許容値以下に制限して、ストッパが当たるときの当たり音を小さくすることができるという効果がある。

#### 【0020】

【発明の実施の形態】以下に本発明の実施の形態を説明する。図1は実施の形態におけるエンジンのシステム構成図である。この図1において、車両に搭載されるエンジン101の各気筒の燃焼室には、エアクリーナ102、吸気通路103、モータ104aで開閉駆動される電子制御式スロットル弁104を介して空気が吸入される。

【0021】各気筒の燃焼室内に燃料（ガソリン）を直接噴射する電磁式の燃料噴射弁105が設けられており、該燃料噴射弁105から噴射される燃料と吸入空気とによって燃焼室内に混合気が形成される。燃料噴射弁105は、コントロールユニット131から出力される噴射パルス信号によりソレノイドに通電されて開弁し、所定圧力に調圧された燃料を噴射する。

【0022】そして、噴射された燃料は、吸気行程噴射の場合は燃焼室内に拡散して均質な混合気を形成し、また圧縮行程噴射の場合は点火栓106回りに集中的に層状の混合気を形成する。燃焼室内に形成される混合気は、点火栓106により着火燃焼する。但し、エンジン101を上記の直接噴射式ガソリンエンジンに限定するものではなく、吸気ポートに燃料を噴射する構成のエンジンであっても良い。

【0023】エンジン101からの排気は排気通路107より排出され、該排気通路107には排気浄化用の触媒108が介装されている。また、吸気バルブ109を駆動する吸気側カムシャフト110には、電磁ブレーキの摩擦制動によりクランクシャフト112に対するカムシャフト110の回転位相を進角変化させ、作動角一定のまま吸気バルブ109のバルブタイミングを変更する電磁式可変バルブタイミング装置115が備えられている。

【0024】尚、電磁式可変バルブタイミング装置115は、排気側カムシャフトに備えられる構成であっても良いし、また、排気側カムシャフトと吸気側カムシャフトの双方に備えられる構成であっても良いし、更に、シングルカムに適用される構成であっても良い。コントロールユニット131は、CPU、ROM、RAM、A/D変換器及び入出力インターフェイス等を含んで構成されるマイコンを備え、各種センサからの入力信号を受け、これらに基づいて演算処理して、燃料噴射弁105、点火栓106及び前記電磁式可変バルブタイミング装置115を制御する。

【0025】前記各種センサとして、エンジン101のクランク角を検出するクランク角センサ121、カムシ

ャフト110から気筒判別信号を取り出すカムセンサ122が設けられており、前記クランク角センサ121からの信号に基づきエンジン101の回転速度 $N_e$ が算出される。この他、吸気通路103のスロットル弁104上流側で吸入空気流量 $Q$ （質量流量）を検出するエアフローメータ123、アクセルペダルの踏込み量（アクセル開度）APSを検出するアクセルセンサ124、スロットル弁104の開度 $TVO$ を検出するスロットルセンサ125、エンジン101の冷却水温 $T_w$ を検出する水温センサ126、排気中の酸素濃度に応じて燃焼混合気の空燃比を検出する空燃比センサ127、車速 $VSP$ を検出する車速センサ128などが設けられている。

【0026】ここで、前記電磁式可変バルブタイミング装置115の構造を、図2、3に基づいて説明する。図2、3において、シリンダヘッド120に対して回転可能に支持されるカムシャフト110の端部111の軸周に回転可能にプーリ（又はスプロケット）2が支承される。プーリ2はカムシャフト110に対して相対回転可能に支承され、エンジン101のクランクシャフト112の回転に連動して回転する。

【0027】カムシャフト110の端部111の延長線上には、軸周にギヤが形成される伝達部材3がボルト31により固定され、プーリ2の回転が、以下に説明する伝達機構を介して伝達部材3に伝えられる。カムシャフト110と同軸に、フランジを有する筒状のドラム41が設けられ、このドラム41とプーリ2との間には、ドラム41の回転位相を遅らせる方向に付勢するコイルばね42（弾性体）が介装されている。

【0028】即ち、プーリ2にはケース部材44が固定され、コイルばね42の外周側端部は、このケース部材44の内周面部分に固定され、コイルばね42の内周側端部は、ドラム41の外周面に固定されている。ここで、前記ドラム41に形成されたストッパ41aと、前記プーリ2に形成されたストッパ2aとが当接して、コイルばね42による付勢方向（回転位相を遅らせる方向）への回転位相の変化が規制されるようになっており、後述する電磁ブレーキの摩擦制動力によって前記ストッパ位置（以下、基準位置という）から回転位相が進角方向に変化し、電磁ブレーキによる摩擦制動力が無くなると、前記基準位置にまでコイルばね42の付勢力によって戻るようになっている。

【0029】また、伝達部材3の軸周に形成されたギア32と、筒状のピストン部材43の内周に形成されたギア433とが、はす歯ギヤによるヘリカル機構により噛み合っている。ピストン部材43の外周面の対向する2箇所に、係合部431、431が突出形成されていて、プーリ2の回転中心部分からカムシャフト110の軸方向に延出している爪部材21、21の間に前記係合部431、431が係合している。この係合によりピストン部材43とプーリ2とは同位相で回転する。

【0030】ピストン部材43の前記係合部431、431には、ピストン部材43の軸を中心とする雄ねじ432が各々形成され、ドラム41の内周面には雌ねじ411が形成されていて、この両者はねじ作用により噛み合っている。ドラム軸受部材45は、伝達部材3の外周とドラム41の内周との間に介装され、この両者の相対回転を軸受する。このドラム軸受部材45とドラム41の内周面との間には、爪受部材7aが介装されている。

【0031】この爪受部材7aはドラム41の内周面に支持され、爪部材21、21の先端部の外周面側に形成されている段部22、22に当接して、カムシャフト110の径方向に爪部材21、21を係止している。被吸引部材46は、その回転中心部分に内歯の平ギヤ461が形成され、このギヤ461には、伝達部材3の先端部に形成されている平ギヤ33に噛み合っている。

【0032】これにより、被吸引部材46は伝達部材3に対し、その軸方向に摺動可能に構成されると共に、被吸引部材46と伝達部材3とは同位相で回転する。ドラム41のフランジ部分412の側面にはギア413が形成され、被吸引部材46の一方の面462に形成されているギア463と対峙していて、この両ギヤは噛み合うことで、ドラム41と被吸引部材46とが回転方向に係合するようにしてある。

【0033】第1の電磁ソレノイド5bと第2の電磁ソレノイド5aは、カムシャフト110の軸芯線を囲むように、カムシャフト110の端部111に固定されている伝達部材3や、この伝達部材3を固定しているボルト31の外周面を囲むように軸受部材6を介して配置されている。すなわち、スペーサ部材47が、ボルト31の頭部311と伝達部材3の先端部との間に嵌合固定されていて、このスペーサ部材47の外周側には、第2の電磁ソレノイド5aがスペーサ部材47との間に軸受部材6を介して配置されている。

【0034】さらに、第2の電磁ソレノイド5aと被吸引部材46の外周側には、電磁ブレーキを構成する第1の電磁ソレノイド5bが配置されている。第2の電磁ソレノイド5aはボルト51aにより、ケース8に固定されている。次に作用について説明する。カムシャフト110の回転位相を進角側に変更するためには、第1の電磁ソレノイド5bが発生する磁界によりピストン部材43をカムシャフト110の軸方向に移動することにより行う。

【0035】すなわち、まず、第2の電磁ソレノイド5aの発生磁界により、被吸引部材46が吸引されて、被吸引部材46のギア463と、ドラム41のギア413とが離れ、ドラム41がプーリ2に対して相対的に回転できるようにする。そして、第1の電磁ソレノイド5bの発生磁界により、ドラム41を吸引することで、ドラム41を第1の電磁ソレノイド5bの端面に押し付け、摩擦制動を作用させる。

【0036】これにより、ドラム41はコイルばね42の付勢力に抗してプーリ2に対して回転遅れを生じて相対回転し、ねじ411とねじ432とで噛み合っているピストン部材43はカムシャフト110の軸方向に移動する。ピストン部材43と伝達部材3とは前記のヘリカル機構により噛み合っているため、ピストン部材43の移動により、伝達部材3引いてはカムシャフト110の回転位相がプーリ2に対して進角側に変わることになる。

【0037】従って、第1の電磁ソレノイド5bへの電流値を増大させ、コイルばね42の付勢力に抗する制動力（滑り摩擦）を増大させるほど、カムシャフト110の回転位相が進角側に変更されることになる。上記のように、電磁ブレーキによる制動力に応じて決まるドラム41の回転遅れ量によってカムシャフト110の回転位相がプーリ2（クランクシャフト112）に対して変わるものであり、前記電磁ブレーキによる制動力は、第1の電磁ソレノイド5bに供給される電流値をデューティ制御することで制御されるようになっており、前記電流値の制御デューティDutyを変化させることで、回転位相の変化量（進角量）を連続的に制御できる。

【0038】尚、本実施形態では、電磁ブレーキの制御信号に相当する制御デューティDuty（%）の増大に応じて、前記第1の電磁ソレノイド5bに供給される電流値が増大し、該電流値の増大に応じてカムシャフト110の回転位相が進角方向に変化するものとする。前記コントロールユニット131は、後述するようにして、第1の電磁ソレノイド5bの通電をフィードバック制御してカムシャフト110の回転位相を変化させ、目標回転位相に一致すると、第2の電磁ソレノイド5aへの通電を遮断することで、被吸引部材46のギア463と、ドラム41のギア413とを噛み合わせ、ドラム41をプーリ2に対してそのときの位相状態で固定し、第1の電磁ソレノイド5bへの通電を遮断する。

【0039】図4は、コントロールユニット131による回転位相制御の第1実施形態を示すフローチャートである。尚、図4のフローチャートに示すルーチンは一定時間毎に実行されるものとする。ステップS1では、エンジン負荷及びエンジン回転速度を読み込む。

【0040】ステップS2では、予めエンジン負荷及びエンジン回転速度に応じて目標回転位相を記憶したマップを参照し、そのときのエンジン負荷及びエンジン回転速度に対応する目標回転位相を検索し、これをマップ目標値とする。尚、前記目標回転位相は、前記コイルばね42の付勢力によって戻るストップ2a、41aによる基準位置を0とする進角角度で示されるものとする。

【0041】ステップS3では、前記マップ目標値が0、即ち、前記コイルばね42の付勢力によって戻るストップ2a、41aによる基準位置であるか否かを判別する。前記マップ目標値が0（基準位置）ではないとき

には、ステップS 4へ進み、前記マップ目標値を制御目標値にセットする。そして、次のステップS 5では、第1の電磁ソレノイド5 bの制御デューティ（制御信号）の基本値（フィードホワード分）を、前記制御目標値に従って設定する。

【0042】また、ステップS 6では、前記クランク角センサ1 2 1及びカムセンサ1 2 2からの検出信号に基づいて検出される実際の回転位相と、前記制御目標値との偏差に基づき、フィードバック分を、例えば比例・積分・微分動作によって設定する。そして、ステップS 7では、前記基本値（フィードホワード分）とフィードバック分との加算値を最終的な制御デューティ（制御信号）として求め、次のステップS 8で、前記最終的な制御デューティを第1の電磁ソレノイド5 bに出力する。

【0043】一方、ステップS 3で、マップ目標値が0（基準位置）であると判別されると、ステップS 9へ進む。ステップS 9では、前回の制御目標値が0（基準位置）であったか否かを判別し、前回の制御目標値が0（基準位置）であったときには、前回の制御目標値=0（基準位置）の状態を保持したまま、ステップS 5以降へ進む。

【0044】また、前回の制御目標値が0（基準位置）でなかったときには、ステップS 10へ進み、前回の制御目標値が閾値S/Lよりも大きかったか否かを判別する。ここで、前回の制御目標値が閾値S/Lよりも大きかった場合には、ステップS 11へ進み、制御目標値に前記閾値S/Lをセットした後、ステップS 5以降へ進む。

【0045】これにより、閾値S/Lよりも大きいマップ目標値が設定される運転条件から、マップ目標値として基準位置が設定される運転条件に切り換わったときには、まず、制御目標値を閾値S/Lにまでステップ的に変化させる設定が行われ、該閾値S/Lを目標とする制御が行われる。一方、ステップS 10で、前回の制御目標値が閾値S/Lよりも小さかったと判別された場合には、ステップS 12へ進み、前回の制御目標値から所定値 $\Delta\theta$ だけ小さい回転位相を今回の制御目標値とする。

【0046】ステップS 13では、前記ステップS 12における制御目標値の減算処理で、制御目標値が基準位置である0よりも小さくなったか否かを判別し、制御目標値が基準位置である0よりも大きいときには、そのままステップS 5以降へ進むが、制御目標値が基準位置である0よりも小さくなっているときには、ステップS 14で制御目標値を基準位置とする設定を行った後、ステップS 5以降へ進む。

【0047】上記処理により、閾値S/Lよりも大きいマップ目標値が設定される運転条件から、マップ目標値として基準位置が設定される運転条件に切り換わったときには、まず、制御目標値を閾値S/Lにまでステップ的に変化させる設定が行われた後、本ルーチンの実行周

期毎（一定時間毎）に制御目標値が所定値 $\Delta\theta$ ずつ減少設定され、最終的にはマップ目標値である基準位置まで変化する（図5参照）。

【0048】また、閾値S/Lよりも小さいマップ目標値が設定される運転条件から、マップ目標値として基準位置が設定される運転条件に切り換わったときには、切り換わり前のマップ目標値を初期値として、本ルーチンの実行周期毎（一定時間毎）に制御目標値が所定値 $\Delta\theta$ ずつ減少設定され、最終的にはマップ目標値である基準位置まで変化する。

【0049】従って、運転条件の変化によって回転位相を基準位置とする要求が発生しても、回転位相の制御目標値が基準位置にまでステップ的に変化することがなく、制御目標値が単位時間当たり一定角度ずつ減少して徐々に基準位置に近づくことになる。このように、徐々に基準位置に近づく制御目標値に従って、第1の電磁ソレノイド5 bに出力する制御デューティ（制御信号）を演算させれば、実際の回転位相も徐々に基準位置に近づくことになり、基準位置を規定するストoppaが当たるときの運動エネルギーが小さくなり、ストoppaの当たり音を小さくできる。

【0050】また、閾値S/Lよりも大きい領域では、制御目標値のステップ的な変化が許容されるため、回転位相が基準位置に戻るのが過剰に遅くなることを防止できる。尚、上記第1の実施形態では、回転位相の制御目標が基準位置に到達するのを強制的に遅らせることで、実際の回転位相が基準位置に到達するときの速度を遅らせるようにしたが、第1の電磁ソレノイド5 bに出力される制御デューティ（制御信号）の変化を強制的に鈍らすことで、実際の回転位相が基準位置に到達するときの速度を遅らせることができ、係る構成とした第2の実施形態を、図6のフローチャートに従って説明する。

【0051】図6のフローチャートに示すルーチンは一定時間毎に実行され、ステップS 21では、エンジン負荷・エンジン回転速度を読み込み、ステップS 22では、前記エンジン負荷・回転に基づいて目標回転位相を設定する。ステップS 23では、第1の電磁ソレノイド5 bの制御デューティ（制御信号）の基本値（フィードホワード分）を、前記目標回転位相に従って設定する。

【0052】また、ステップS 24では、前記クランク角センサ1 2 1及びカムセンサ1 2 2からの検出信号に基づいて検出される実際の回転位相と、前記目標回転位相との偏差に基づき、フィードバック分を設定する。そして、ステップS 25では、前記基本値とフィードバック分とを加算して、制御デューティ（制御信号）を求める。

【0053】ステップS 26では、そのときの目標回転位相が0（基準位置）であるか否かを判別する。目標回転位相が0（基準位置）でない場合には、ステップS 31へ進み、ステップS 25で演算された制御デューティ



をそのまま第1の電磁ソレノイド5bに出力するが、目標回転位相が0（基準位置）である場合にはステップS27へ進む。

【0054】ステップS27では、そのときの実際の回転位相が、閾値 $\theta_s$ よりも小さいか否かを判別する。実際の回転位相が閾値 $\theta_s$ 以上である場合、即ち、目標回転位相は0（基準位置）であるが、未だ回転位相が所定以上進角された状態にある場合には、ステップS31へ進むことで、制御デューティ（制御信号）に制限を加えることなく、ステップS25で演算された制御デューティをそのまま出力させる。

【0055】一方、実際の回転位相が閾値 $\theta_s$ よりも小さくなると、ステップS28へ進み、実際の回転位相が0（基準位置）になっているか否かを判別する。実際の回転位相が0（基準位置）になるまでは、ステップS29以降へ進んで、制御デューティに制限を加えるが、実際の回転位相が0（基準位置）になると、ステップS31へ進むことで、制御デューティ（制御信号）に制限を加えることなく、ステップS25で演算された制御デューティをそのまま出力させる。

【0056】ステップS29では、前回第1の電磁ソレノイド5bに出力された制御デューティと、今回ステップS25で演算された制御デューティとの偏差が、所定値 $\Delta Duty$ よりも大きいかなんかを判別する。前記偏差が所定値 $\Delta Duty$ 以下であれば、ステップS31へ進むことで、ステップS25で演算された制御デューティをそのまま出力させるが、前記偏差が所定値 $\Delta Duty$ よりも大きい場合には、ステップS30へ進み、前回第1の電磁ソレノイド5bに出力された制御デューティから所定値 $\Delta Duty$ を減算した値を今回の出力デューティとして、ステップS31へ進む。

【0057】上記構成によると、目標回転位相が0になると、実際の回転位相が閾値 $\theta_s$ よりも大きい状態では通常の制御で制御デューティ（第1の電磁ソレノイド5bに供給される電流値）が減少変化することになるが、実際の回転位相が基準位置に近づいて閾値 $\theta_s$ よりも小さくなると、制御デューティの減少速度が制限して徐々に減少させるようにするので、実際の回転位相は、閾値 $\theta_s$ よりも大きい状態では比較的早く減少変化するものの、閾値 $\theta_s$ よりも小さくなると基準位置に向かう速度が緩くなり、基準位置を定めるストップの当たり音を小さくできる。

【0058】上記第2の実施形態においては、ステップS27で実際の回転位相と閾値 $\theta_s$ とを比較させることで、制御デューティの減少速度の制限を開始するタイミングを判断させる構成としたが、図7のフローチャートに示す第3の実施形態に示すように、ステップS27aにおいて、目標回転位相が0（基準位置）に切り換わってからの時間が所定時間になったか否かを判別させ、所定時間が経過してから制御デューティの減少速度の制限

を開始させる構成としても良い。

【0059】尚、図7のフローチャートにおいて、ステップS27a以外の各ステップは、図6のフローチャートと同じ処理を行うので、同じステップ番号を付して説明を省略した。以下に示す第4～第7の実施形態においても、図6のフローチャートと同じステップ番号が付されたステップは、同じ処理を行うものとして説明を省略する。

【0060】図8のフローチャートに示す第4の実施形態に示すように、ステップS27bにおいて、目標回転位相が0（基準位置）に切り換わってから制御デューティが所定値 $S/L$ よりも小さくなったか否かを判別させ、所定値 $S/L$ から規準位置相当値である0までの制御デューティの領域内で、制御デューティの減少速度を制限させる構成としても良い（図9参照）。

【0061】また、上記第2～4の実施形態においては、制御デューティの単位時間当たりの減少変化量を所定値以下に制限する構成としたが、実際の回転位相が単位量だけ変化するときの（単位実回転位相当り）の制御デューティの変化量を制限する構成としても良い。図10のフローチャートは、単位実回転位相当りでの制御デューティの変化量を制限する第5の実施形態を示すものであり、ステップS29a及びステップS30aの部分以外の各ステップは、図6のフローチャートと同じである。

【0062】この第5の実施形態において、ステップS29aでは、前回の制御デューティと今回ステップS25で演算された制御デューティとの偏差を、前回の実際の回転位相と今回の実際の回転位相との偏差で除算して、単位実回転位相当りでの制御デューティの変化量を求め、該単位実回転位相当りでの制御デューティの変化量が所定値 $D/\theta$ よりも大きいかなんかを判別する。

【0063】そして、単位実回転位相当りでの制御デューティの変化量が所定値 $D/\theta$ よりも大きい場合には、ステップS30aへ進んで、単位実回転位相当りでの制御デューティの変化量を所定値 $D/\theta$ とすべく、前回の実際の回転位相と今回の実際の回転位相との偏差に前記所定値 $D/\theta$ を乗算して許容される制御デューティの変化量を求め、前回の制御デューティから前記許容変化量を減算した結果を、今回の出力デューティとする。

【0064】ここで、図11のフローチャートの示す第6の実施形態のように、単位実回転位相当りでの制御デューティの変化量を制限する構成において、制限の開始タイミングを判定するステップS27aを、目標回転位相が0（基準位置）になってからの経過時間が所定時間以上になっているか否かを判断させる構成としても良い。

【0065】更に、単位実回転位相当りでの制御デューティの変化量を制限する構成において、前記図8のフローチャートと同様に、ステップS27bで制御デューティ

ィが所定値S/Lよりも小さくなった否かを判別させて、所定値S/Lよりも小さい領域で制限を加える構成とすることができ、係る構成とした第7の実施形態を図12のフローチャートに示してある。

【0066】尚、上記実施の形態では、一定速度で制御目標値又は制御デューティを減少変化させるようにしたが、制御目標が基準位置に近づくほど又は制御デューティが基準位置相当値に近づくほど、より減少速度を遅くするようにしても良い。また、目標回転位相（マップ目標値）が基準位置に切り換わった時点から、直ちに、制御目標の変化或いは制御デューティの変化を制限させるようにしても良い。

【0067】また、電磁式可変バルブタイミング装置115は、電磁ブレーキの摩擦制動によりクランクシャフトに対するカムシャフトの回転遅延を制御して、クランクシャフトに対するカムシャフトの回転位相を変化させる構成であれば良く、図2、3に示した構成に限定されるものではない。

#### 【図面の簡単な説明】

【図1】実施の形態におけるエンジンのシステム構成図。

【図2】実施の形態における電磁式可変バルブタイミング装置の断面図。

【図3】実施の形態における電磁式可変バルブタイミング装置の分解斜視図。

【図4】電磁式可変バルブタイミング装置の回転位相制御の第1実施形態を示すフローチャート。

【図5】上記第1実施形態における制御特性を示すタイムチャート。

【図6】電磁式可変バルブタイミング装置の回転位相制

御の第2実施形態を示すフローチャート。

【図7】電磁式可変バルブタイミング装置の回転位相制御の第3実施形態を示すフローチャート。

【図8】電磁式可変バルブタイミング装置の回転位相制御の第4実施形態を示すフローチャート。

【図9】上記第4実施形態における制御特性を示すタイムチャート。

【図10】電磁式可変バルブタイミング装置の回転位相制御の第5実施形態を示すフローチャート。

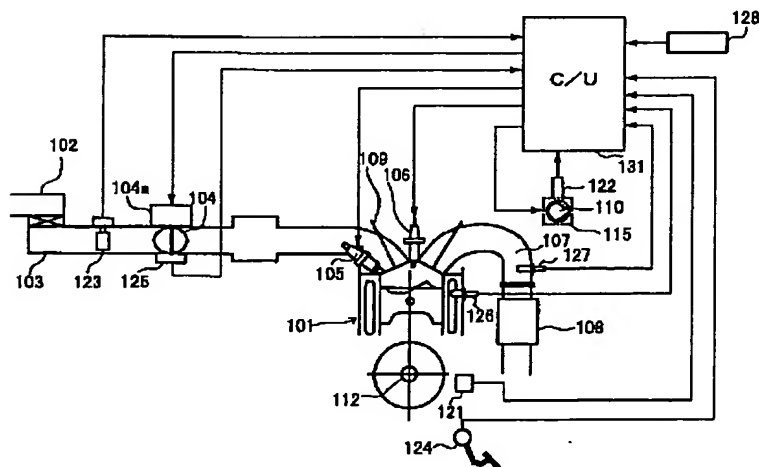
【図11】電磁式可変バルブタイミング装置の回転位相制御の第6実施形態を示すフローチャート。

【図12】電磁式可変バルブタイミング装置の回転位相制御の第7実施形態を示すフローチャート。

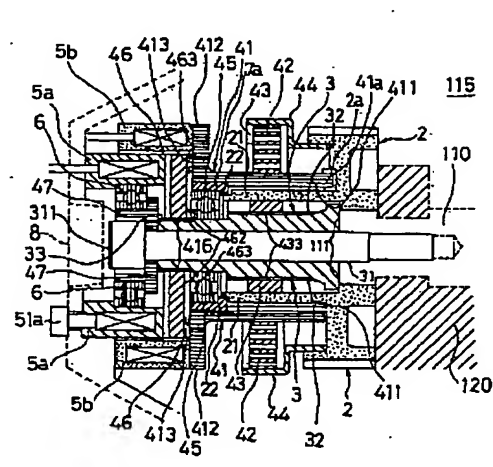
#### 【符号の説明】

- 2…プーリ
- 2a…ストッパ
- 3…伝達部材
- 5a…第2の電磁ソレノイド
- 5b…第1の電磁ソレノイド
- 41…ドラム
- 41a…ストッパ
- 42…コイルバネ
- 43…ピストン部材
- 46…被吸引部材
- 110…カムシャフト
- 101…エンジン
- 115…電磁式可変バルブタイミング装置
- 121…クランク角センサ
- 122…カムセンサ
- 131…コントロールユニット

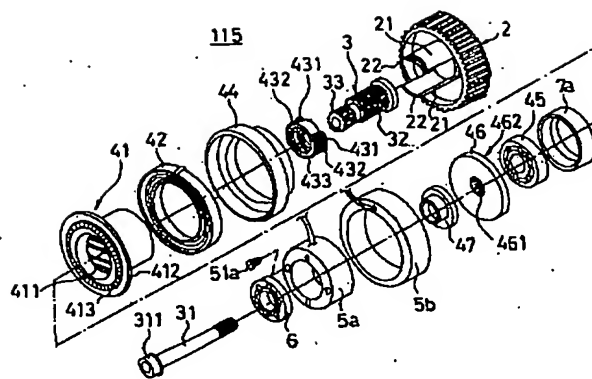
【図1】



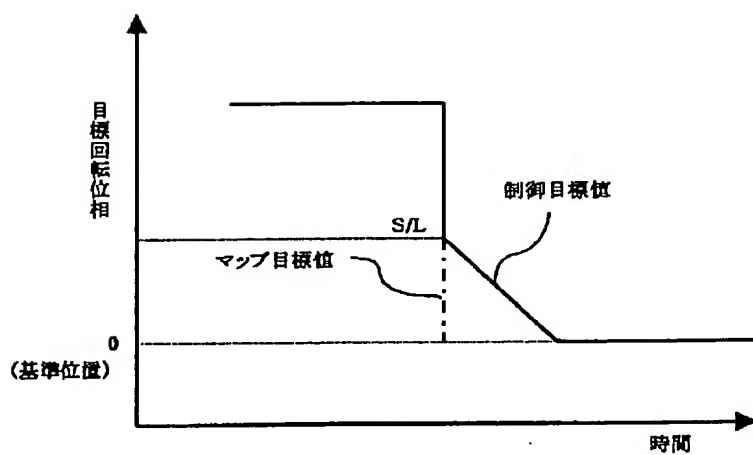
【図2】



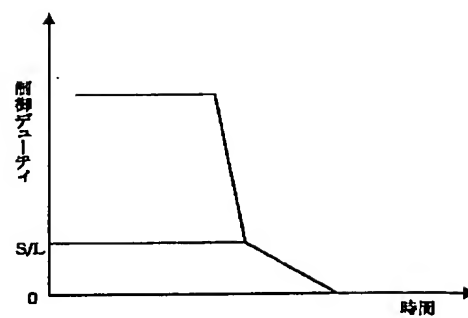
【図3】



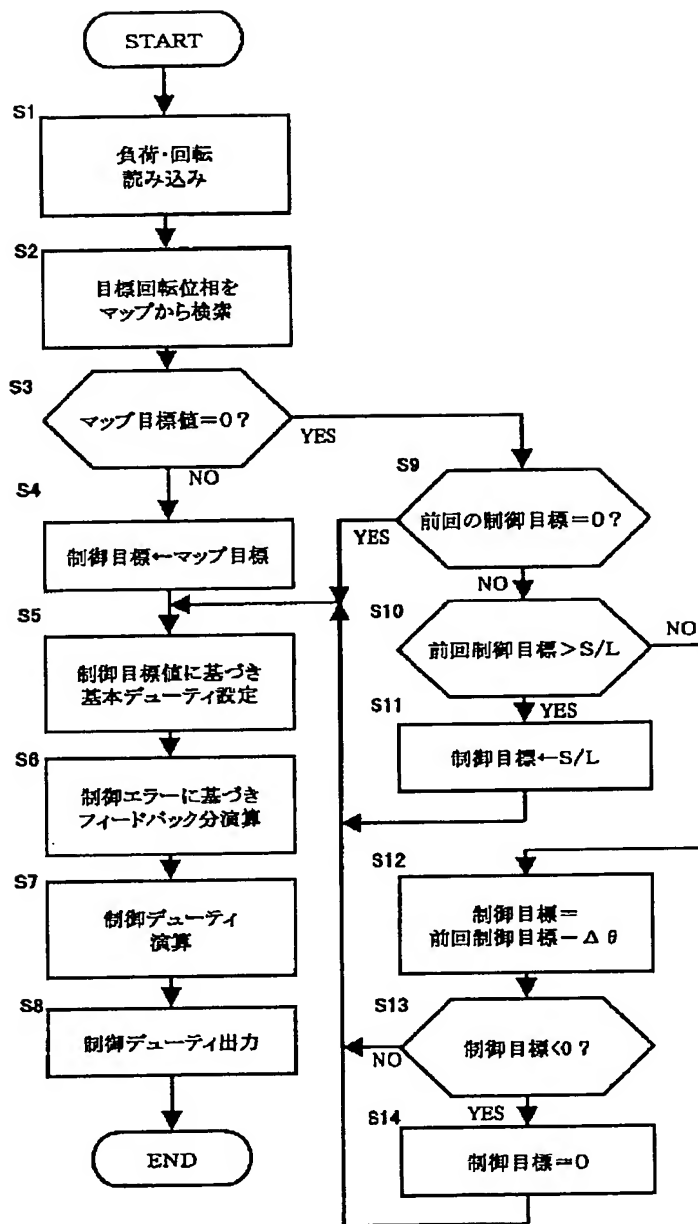
【図5】



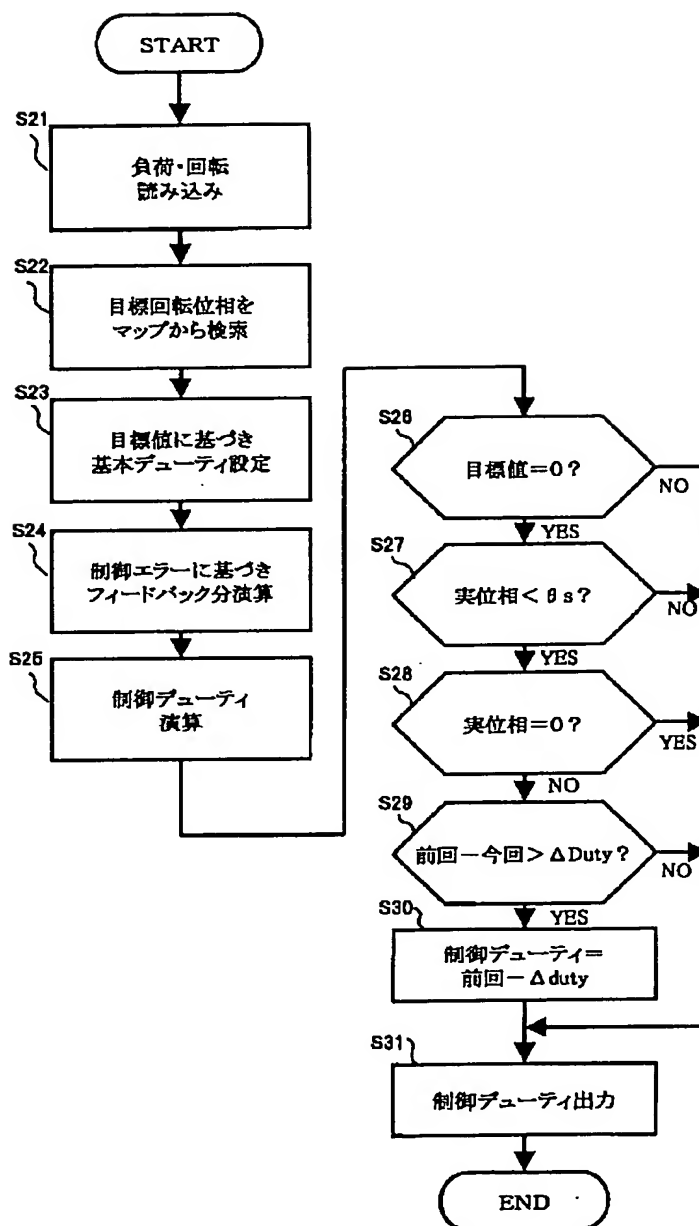
【図9】



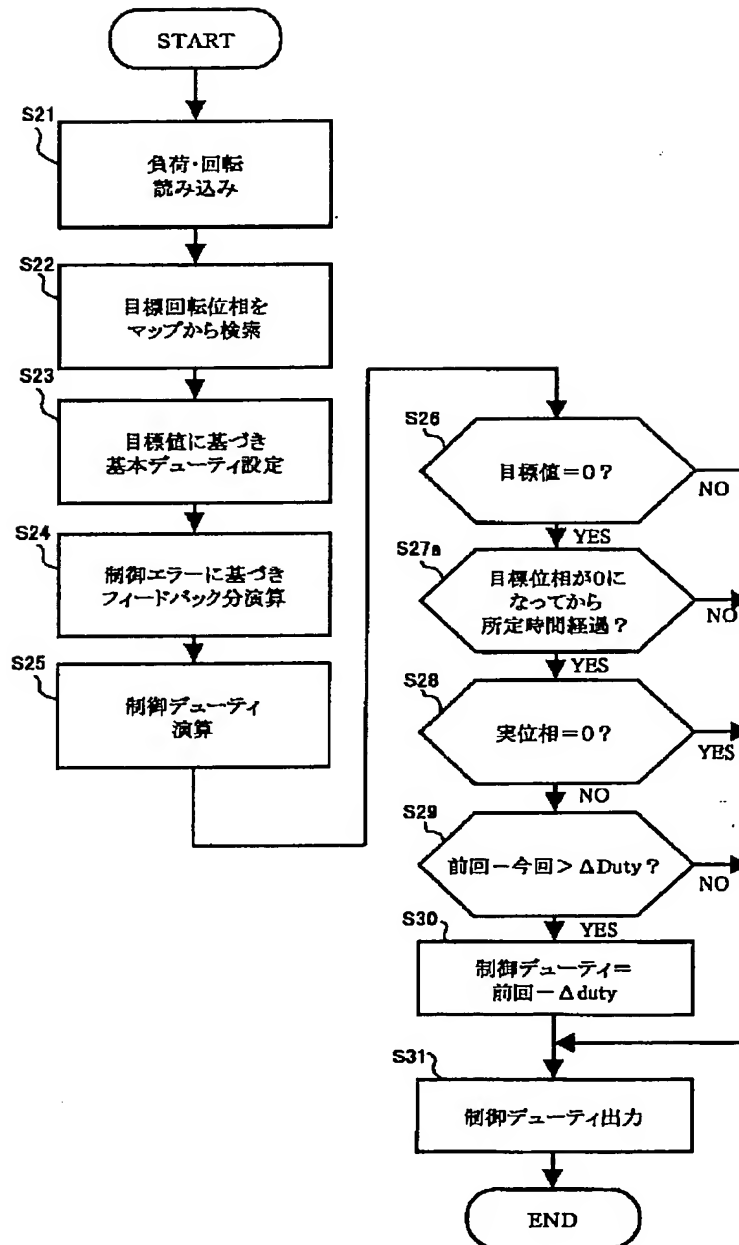
【図4】



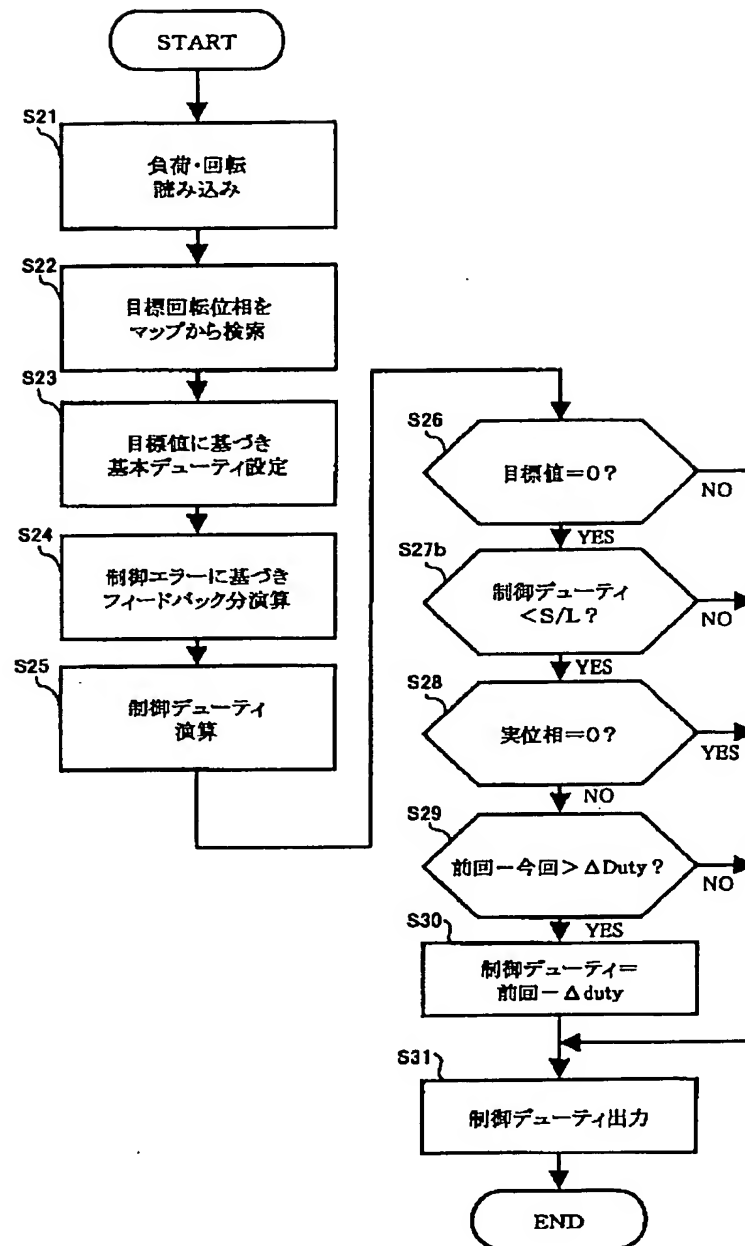
【図6】



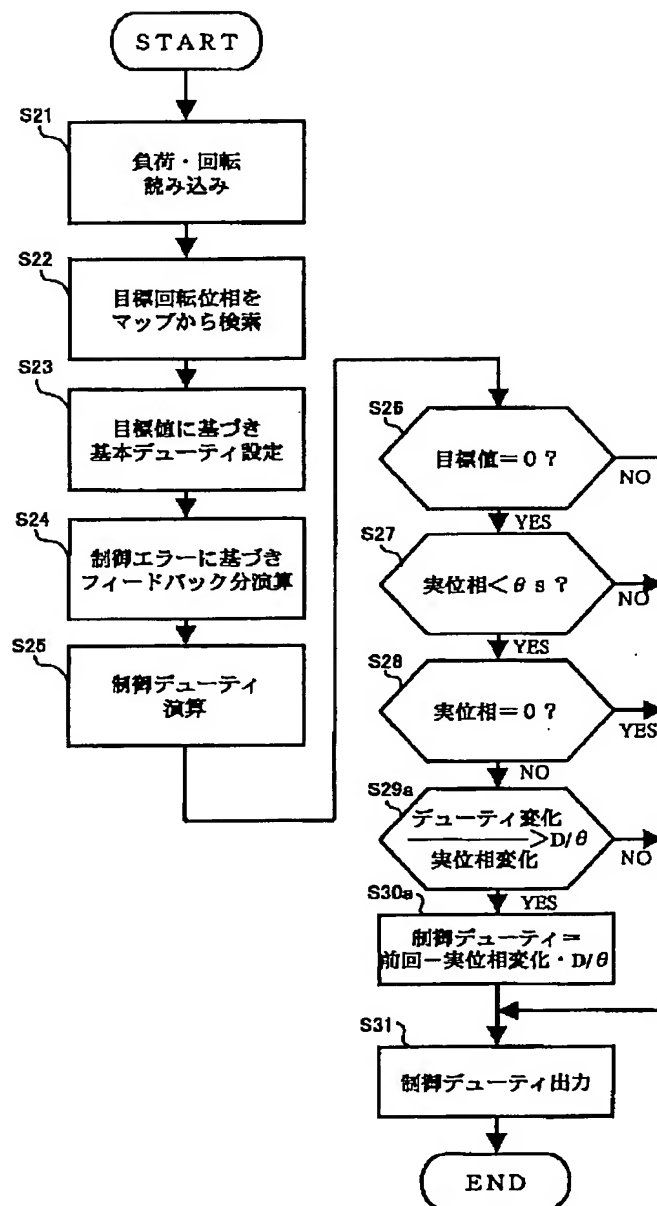
【図7】



【図8】

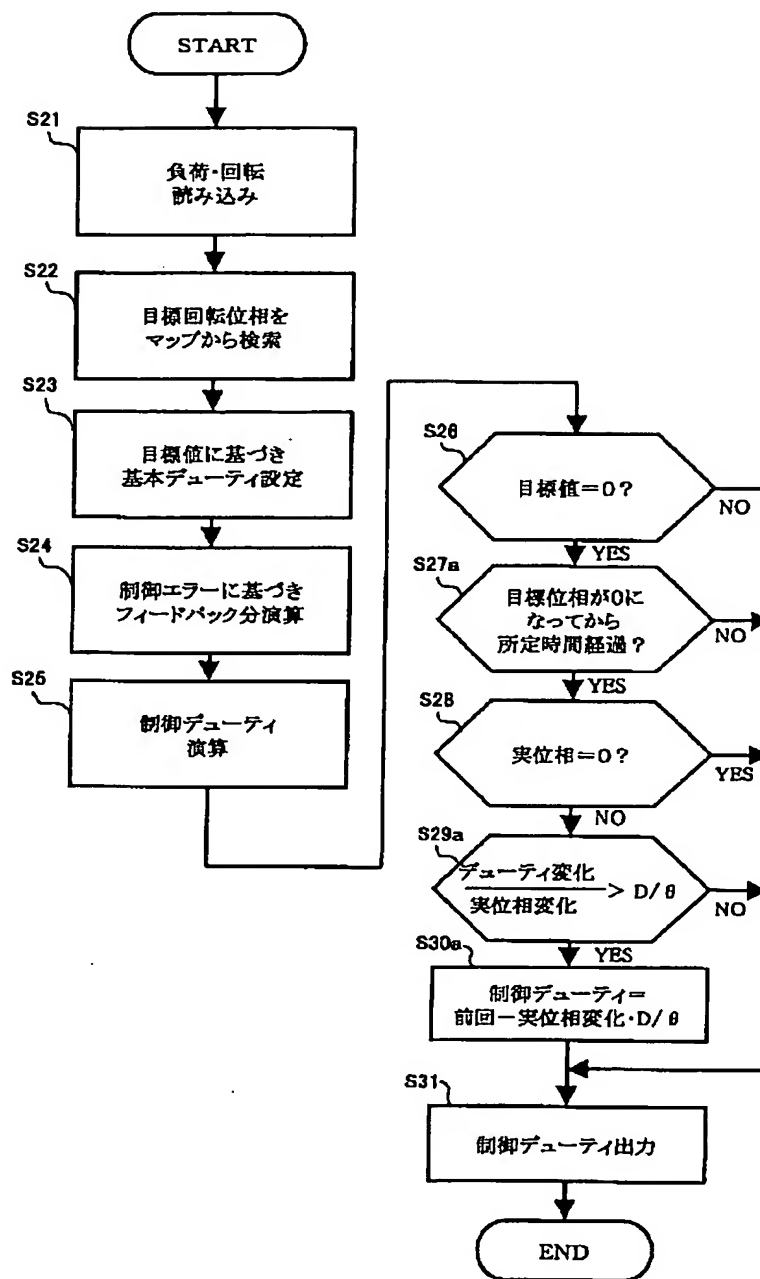


【図10】

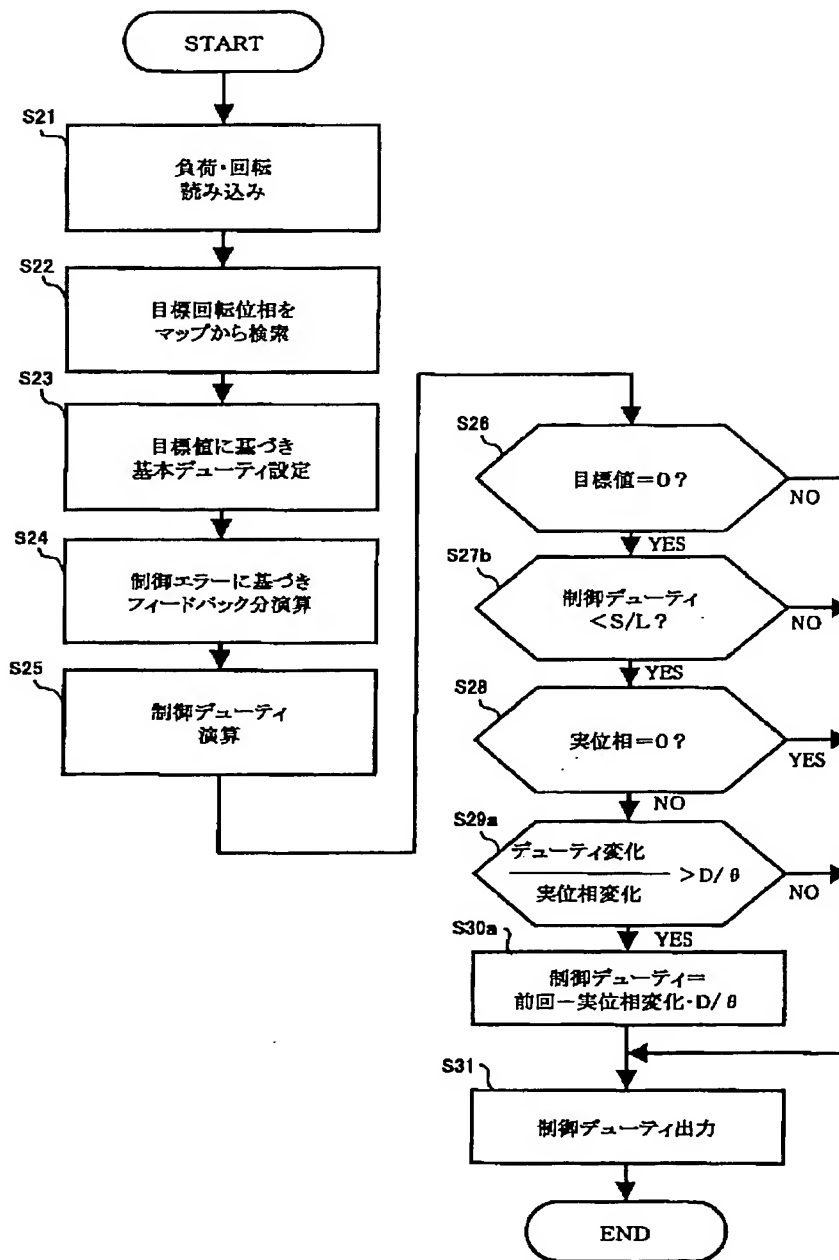




【図11】



【図 12】



フロントページの続き

F ターム(参考) 3G018 AB02 AB16 BA34 CA16 DA20  
DA36 DA70 DA75 DA77 EA02  
EA05 EA11 EA16 EA17 EA22  
EA24 FA01 FA07 GA01 GA33  
3G092 AA01 AA06 AA11 AB02 BB06  
DA01 DA02 DA10 DG09 DG10  
EA01 EA02 EA22 EA26 EA27  
EB02 EB03 EC03 EC07 EC08  
EC09 FA14 HA01Z HA06Z  
HA13X HB02X HC09X HD05Z  
HE01Z HE03Z HE04Z HE08Z  
HF08Z HF21Z

THIS PAGE BLANK (USPTO)